

This Page Is Inserted by IFW Operations  
and is not a part of the Official Record

## **BEST AVAILABLE IMAGES**

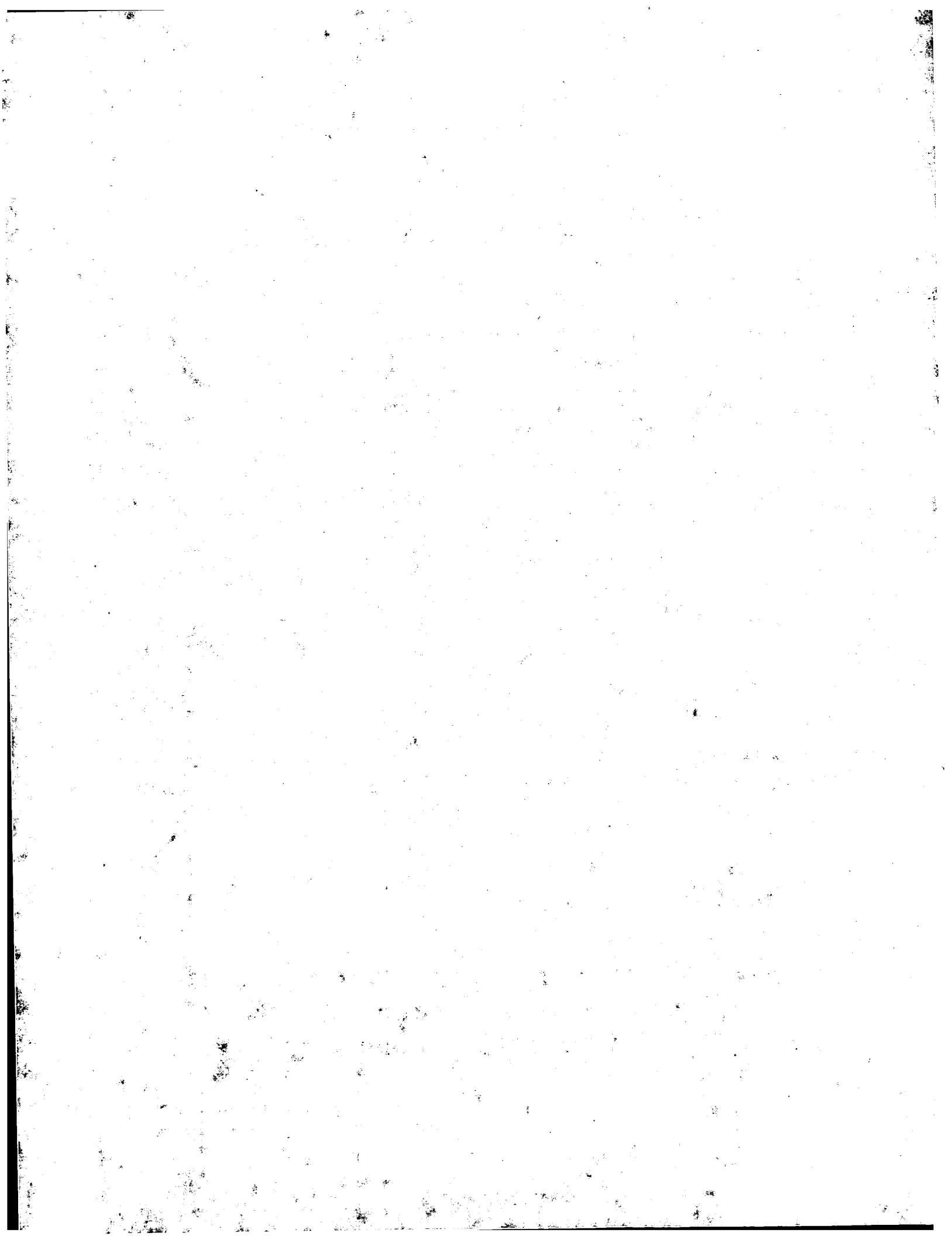
Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

**IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.**

**As rescanning documents *will not* correct images,  
please do not report the images to the  
Image Problem Mailbox.**



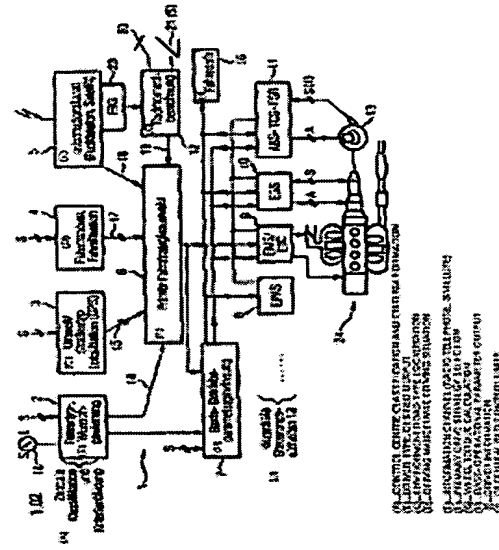
# Antriebsstrangsteuerung für ein Kraftfahrzeug

Patent number: DE19648055  
 Publication date: 1998-06-04  
 Inventor: PROBST GREGOR (DE); GRAF FRIEDRICH (DE)  
 Applicant: SIEMENS AG (DE)  
 Classification:  
 - international: B60K41/00; B60K41/20  
 - european: B60K41/28E; B60K41/00D2; B60T8/00B12; B60T8/00B14;  
 F02D11/10B; F02D41/02C2  
 Application number: DE19961048055 19961120  
 Priority number(s): DE19961048055 19961120

Also published as:  
 WO9822304 (A1)  
 EP0883510 (A1)  
 EP0883510 (B1)

## Abstract of DE19648055

The position of the accelerator pedal which is interpreted as the wheel torque or gearbox output torque desired by the driver, is used by the drive train control (1) to calculate the desired values for the torque to be transmitted by the drive train. Said control contains a selector and control system (6), in which the desired wheel torque is evaluated together with further operating parameters of the motor vehicle in a Fuzzy-system (27). It emits an output signal (Mrad\_soll), through which the wheel torque, which is to be produced by the wheels on the carriageway, is fixed.







19 BUNDESREPUBLIK  
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES  
PATENTAMT

12 Offenlegungsschrift  
10 DE 196 48 055 A 1

61 Int. Cl.<sup>6</sup>:  
B 60 K 41/00  
B 60 K 41/20

21 Aktenzeichen: 196 48 055.8  
22 Anmeldetag: 20. 11. 96  
43 Offenlegungstag: 4. 6. 98

DE 196 48 055 A 1

71 Anmelder:  
Siemens AG, 80333 München, DE

72 Erfinder:  
Graf, Friedrich, 93049 Regensburg, DE; Probst,  
Gregor, 84028 Landshut, DE

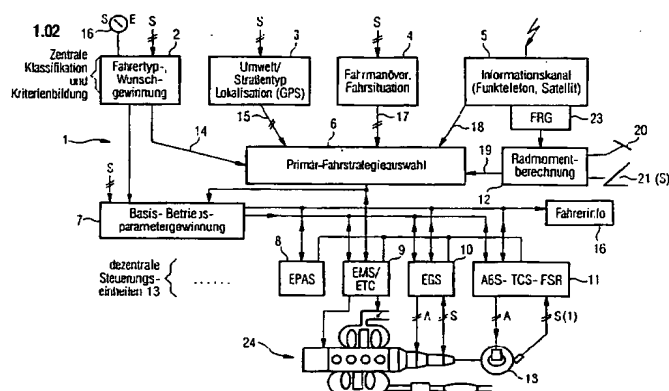
56 Entgegenhaltungen:  
DE 44 01 416 A1  
US 55 21 823  
DE-Z: F & M 101 (1993) 3, S. 87-90;  
DE-B.: Aktive Fahrwerkstechnik, H.  
Wallentowitz, S. 110-124, Juni 1991;  
DE-B.: Fuzzy Logic, Bd. 1, C. von Altrock,  
1993;

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

54 Antriebsstrangsteuerung für ein Kraftfahrzeug

57 Durch die Antriebsstrangsteuerung (1) wird die als vom Fahrer gewünschte Radmoment oder Getriebeausgangsmoment interpretierte Stellung des Fahrpedals zum Berechnen von Sollwerten für das von dem Antriebsstrang abzugebende Drehmoment verwendet. Sie enthält eine Auswahl- und Steuerschaltung (6), in der das gewünschte Radmoment zusammen mit weiteren Betriebsparametern des Kraftfahrzeugs in einem Fuzzy-System (27) ausgewertet werden. Sie gibt ein Ausgangssignal ( $M_{rad\_soll}$ ) ab, durch welches das von den Rädern auf die Fahrbahn abzugebende Raddrehmoment festgelegt wird.



DE 196 48 055 A 1

Die Erfindung betrifft eine Antriebsstrangsteuerung gemäß dem Oberbegriff von Anspruch 1.

Bekannte Steuerungssysteme für den Motor, das Getriebe und die Nebenaggregate eines Kraftfahrzeugs arbeiten weitgehend selbständig, d. h. sie stellen den Arbeitspunkt und den Betriebsmodus des gesteuerten Aggregats weitgehend unabhängig voneinander ein. Es stehen auch Mittel zur Kommunikation zwischen den einzelnen Bestandteilen des Antriebsstrangs eines Kraftfahrzeugs zur Verfügung, z. B. in Form eines CAN-Busses oder ähnlichem, diese werden aber überwiegend nur zum Austausch von Sensordaten im Wege einer Mehrfachausnutzung verwendet. Außerdem beeinflussen sich die Steuerungen mittels Kommunikation bei bestimmten Vorgängen, z. B. um den Schaltkomfort durch eine Reduktion des Motormoments bei einem Übersetzungswechsel des Getriebes zu verbessern.

Weitere Beispiele sind eine Motorschleppmomentregelung beim Bremsen und ein Bremsengriff oder eine Motormomentreduktion bei auftretendem Antriebsschlupf. Bekannt ist ein Vorschlag zur Systemvernetzung im Automobil, die eine integrierte Antriebsstrangsteuerung für ein Kraftfahrzeug anstrebt, durch die die Stellung des Gaspedals als ein vom Fahrer gewünschtes Radmoment interpretiert und zum Berechnen von Sollwerten für den Motor und für das Getriebe des Kraftfahrzeugs verwendet (F & M 101(1993)3, Seiten 87 bis 90). Zielsetzung der darin vorgeschlagenen übergeordneten Optimierung der Teilsysteme Motorsteuerung, elektronisches Gaspedal und Getriebe- steuerung ist es, den Kraftstoffverbrauch zu reduzieren und die Fahrbarkeit des Kraftfahrzeugs zu verbessern, insbesondere was die spontane Reaktion auf Gaspedalbewegungen betrifft.

Bei einer Antriebsstrangsteuerung gemäß einer älteren Anmeldung (Aktenzeichen DE 196 37 210.0, unser Zeichen GR 96 P 2072) ist die zentrale Führungsgröße ein Soll-Radmoment, das der Fahrer festlegt durch eine bestimmte Fahrpedalstellung (stationär), aber auch eine gewisse Fahrpedaldynamik, d. h. durch die Art und Geschwindigkeit von Änderungen der Fahrpedalstellung.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Antriebsstrangsteuerung zu schaffen, bei der eine von dem Fahrer eines Kraftfahrzeugs vorgegebene Fahrpedalstellung in ein auf die Fahrbahn zu übertragendes Soll-Raddrehmoment umgesetzt wird. Dieses kann sowohl für eines der angetriebenen Räder einzeln oder als Summe für alle angetriebenen Räder ermittelt werden.

Die Steuerung des Antriebsstranges durch Vorgabe eines Soll-Raddrehmomentes (oder kurz: Sollradmoment) bietet grundsätzlich den Vorteil, daß sowohl der Motor- als auch der Betriebspunkt des Getriebes nicht direkt vorgegeben sind, sondern sich nach vorgegebenen Kriterien frei kombinieren lassen. Es ist nur die Bedingung, daß  $M_{\text{rad, soll}}(k) = M_{\text{mot, soll}}(k) \cdot i_G(k)$  zu beachten, wobei  $M_{\text{mot, soll}}(k) =$  Soll-Motordrehmoment bei einer Kombination  $k$  und  $i_G(k) =$  Getriebeübersetzung bei der Kombination  $k$  sind.

Ein weiterer Vorteil der Erfindung ist, daß es mit ihr gelingt den Betrieb eines Kraftfahrzeugs global zu verbessern. Es wird eine Strategie für die Motorsteuerung, die Motorleistungsstelleinheit und die Getriebesteuerung zentral derart festgelegt, daß der Ausstoß von Schadstoffen (Kohlenwasserstoffe, Stickoxide usw.), insbesondere im Stadtgebiet, minimiert wird. Die zentrale Strategie kann auch einen fahrlleistungsorientierten Modus des Kraftfahrzeugs zum Ziel haben. Alle dezentralen Funktionseinheiten werden bei dieser Strategie so eingestellt, daß eine bestmögliche Beschleunigung, ein schnelles Ansprechen des Antriebs auf den Fahrer-

rerwunsch zur Verfügung stehen. Notwendig ist ein solcher Modus bei einer sportlichen Fahrweise und bei Bergauf-fahrt.

Ausführungsbeispiele der Erfindung werden nachfolgend anhand der Zeichnung erläutert. Es zeigen:

Fig. 1 eine integrierte Antriebsstrangsteuerung gemäß der Erfindung;

Fig. 2 eine in der Antriebsstrangsteuerung nach Fig. 1 verwendete Fuzzy-Regelbasis;

Fig. 3 einige Bestandteile der Antriebsstrangsteuerung nach Fig. 1, einschließlich einer Skalierungseinrichtung,

Fig. 4 ein Diagramm zur Erläuterung der Wirkungsweise der Skalierungseinrichtung nach Fig. 3;

Fig. 5 ein Ablaufdiagramm des von der Antriebsstrangsteuerung nach Fig. 1 abgearbeiteten Programms, und

Fig. 6 ein Schaltungsblock der Antriebsstrangsteuerung nach Fig. 1 im Detail.

Eine integrierte Antriebsstrangsteuerung 1 weist die nachfolgend aufgeführten Bestandteile auf (Fig. 1). Der besseren Lesbarkeit halber wird im folgenden bei den einzelnen Schaltungs- oder Programmbestandteilen häufig auf die Bezeichnungen "-Schaltung" oder "Block" verzichtet (Beispiel: Auswahl statt Auswahlerschaltung):

Eine zentrale Klassifikation und Kriterienbildung 1.02, mit einer Fahrertyp- und Fahrerwunsch-Gewinnung(sschaltung) 2, eine Umwelt- und Straßentyp-Lokalisation 3 (zum Beispiel über GPS), eine Fahrmanöver- und Fahrsituationserkennung 4 und ein Informationskanal 5 (zum Beispiel ein Funktelefon oder ein Satellitenempfänger). Den Schaltungen 2 bis 5 und weiteren noch zu beschreibenden Schaltungsbestandteilen der Antriebsstrangsteuerung 1 werden die Signale von verschiedenen Sensoren im Kraftfahrzeug, die hier symbolisch mit S bezeichnet sind, über entsprechende Signalleitungen zugeführt. Die Signalleitungen sind in der Zeichnung als Mehrfachleitungen angedeutet, sie können auch als Datenbus ausgeführt sein.

Eine Steuerschaltung 6, die eine Primär-Fahrstrategieauswahl durchführt und deshalb auch als Primär-Fahrstrategieauswahl bezeichnet wird, empfängt über Leitungen 14 bis 18 Ausgangssignale der vorstehend erwähnten Schaltungen 2 bis 5. Über eine Leitung 19 empfängt sie das Ausgangssignal einer Radmomentberechnung 12, die ihrerseits Signale von einem Bremspedal 20 und einem Gaspedal 21 empfängt.

Block 12 führt nun eine dynamische Beeinflussung des Signals auf Leitung 9 durch. Es ist nämlich nicht nur entscheidend, welche Einflußgrößen das Soll-Radmoment beeinflussen, sondern auch wie schnell der Radmomentaufbau oder -abbau geschieht. Dabei können konventionelle Filter (zum Beispiel 1. Ordnung) eingesetzt werden, deren Zeitkonstanten durch die äußeren Einflußgrößen festgelegt werden und somit die Signaldynamik auf Leitung 10 beeinflussen. Auch ist es vorteilhaft, das Sollradmoment bei bestimmten Vorgängen konstant zu halten oder gemäß einer vorgegebenen zeitabhängigen Funktion an einen aktuellen Wert aus Block 5 anzunähern (auch nach einer Phase des Konstanthaltens, zum Beispiel bei einem Gangwechsel). Damit wird der Eindruck vermieden, daß das Fahrzeug selbständig, d. h. ohne Zutun des Fahrers, beschleunigt.

Ausgangssignale der Steuerschaltung 6 werden einer Basis-Betriebsparametergewinnung 7 und einer elektronischen Motorsteuerung und Motorleistungsstelleinheit 9 zugeführt. Ausgangssignale der Basis-Betriebsparametergewinnung 7 gelangen zu einer Fahrerinformation oder Anzeige 16, zu einer elektrischen Servolenkung (EPAS) 8, zu einer elektronischen Motorsteuerung und Motorleistungsstelleinheit (EMS/ETC) 9, zu einer elektronischen Getriebesteuerung (EGS) 10 und zu einer Bremssteuerung 11, die ein ABS-Sy-

stem, eine Antriebsschlupfregelung TCS und eine Fahrstabilitätsregelung FSR einschließen kann.

Die Basis-Betriebsparametergewinnung (oder Block) 7 führt nun gemäß der Strategievorgabe aus dem Block 6 eine koordinierte Berechnung der zentralen Betriebsparameter des gesamten Antriebsstranges durch. Im Block 7 werden zum Beispiel Getriebeübersetzungen und Soll- Motordrehmoment festgelegt, aber auch Antriebsart und deren einzelne Betriebspunkte bei einem Hybridantrieb. Dies ermöglicht eine wesentlich umfassendere Steuerung von Motor und Getriebe als bisher. So kann das Motordrehmoment abhängig von der Getriebeübersetzung eingestellt werden. Dies erhöht die Fahrbarkeit des Kraftfahrzeugs, da der Fahrer bei einer Hochschaltung den Verlust an Abtriebsmoment nicht mehr ausregeln muß. Aber auch Schadstoffemissionen können so wirksam gesenkt werden (Erklärung folgt weiter unten).

Die koordinierte Festlegung der Betriebsparameter von Motor und Getriebe erfolgt dabei nicht nur stationär, d. h. nicht nur bei konstanter Radmomentanforderung aus Block 12, sondern es werden auch Informationen über dynamische Vorgänge wie z. B. über eine Kurvenfahrt oder über einen Übergang in den Schubbetrieb (Fahrzeuggeschwindigkeit wird dabei verkleinert) von Block 7 berücksichtigt um die nachgeordneten Funktionseinheiten 8-11 zu koordinieren. So ist es im Fall des Schubbetriebs möglich, sowohl die aktuelle Gangübersetzung festzuhalten als auch gleichzeitig die Schubabschaltung zu aktivieren. Bei einer extremen Kurvenfahrt ist es zum Erhalt der Fahrstabilität sinnvoll, die Übersetzung zu fixieren (→ EGS) und Lastwechsel im Antrieb zu dämpfen oder langsamer ablaufen zu lassen (→ EMS/ETC).

Die Zentralisierung im Sinne von Fahrbarkeits- und Emissionsmanagement soll aber nur soweit erfolgen wie nötig (Strategievorgabe oder -Delegation). Alle Steuerfunktionen laufen in der Ebene der zentralen Steuerungseinheiten soweit möglich selbständig ab (z. B. Funktionen für Fahrstabilität).

Die Steuerschaltungen oder Geräte 8 bis 11 erzeugen Stellsignale, mit denen die einzelnen Aggregate oder Bestandteile des Antriebsstrangs 24 des Kraftfahrzeugs gesteuert werden, d. h. der Motor über seine Drosselklappe, das Getriebe und die Bremsen des Kraftfahrzeugs. Die Stellsignale gelangen über Leitungen A von den Schaltungen 9 bis 11 zu den Aggregaten des Antriebsstrangs 24, Sensorsignale S werden über entsprechende Leitungen den genannten Schaltungen zugeführt. Die Steuerschaltungen oder Geräte 8 bis 11 können allerdings auch als sogenannte Vororteinheiten mit dem jeweils zu steuernden Aggregat zusammengebaut oder in dieses integriert sein. So ist es zum Beispiel sinnvoll, die Steuerung 11 im Falle eines elektrischen Bremsaktuators mit dem Bremsaktor zusammenzufassen. An der Steuerungsfunktion ändert sich dadurch nichts.

Die einzelnen Bestandteile des Antriebsstrangs 24 selbst sind in Fig. 1 unten zeichnerisch dargestellt, sie werden hier nicht weiter erläutert, da sie allgemein bekannt sind. Im Falle eines Hybridantriebes – d. h. eines Verbrennungsmotors kombiniert mit einem Elektromotor – ist ersterer mit dem Elektromotor und einem Generator G gekoppelt. Ein solcher Hybridantrieb ist zum Beispiel aus VDI-Bericht Nr. 1225, 1995, Seiten 281–297 bekannt.

Die Funktionen einer erfindungsgemäßen globalen oder kombinierten Antriebsstrangsteuerung sind in erster Linie folgende:

Ein emissionsminimierter Betrieb (HC, NOx):

- Die Steuerschaltung 6 legt die Betriebsweise des gesamten Antriebsstrangs auf minimierten Schadstoffaus-

stoß fest.

– Ein zentraler "Entscheider", d. h. die Steuerschaltung 6, berechnet gemäß dieser Vorgabe die wesentlichen Betriebsparameter der Schaltungen 9, 10 (FMS, ETC, EGS) derart, daß der Ausstoß an Schadstoffen minimiert wird (z. B. im Stadtgebiet). Diese Vorgabe kann von den nachgeordneten Funktionseinheiten folgendermaßen umgesetzt werden:

– ETC (elektronische Motorleistungssteuerung): Lastwechsel des Verbrennungsmotors werden gedämpft (angefordert von Einheit 12) oder der Betriebsbereich wird eingeschränkt. Durch Vermeiden von instationären Vorgängen können dabei Regelungen und Steuerungen, die eine Emissionsreduktion bezwecken, fehlerfrei arbeiten. Betriebsbereiche mit quantitativ oder qualitativ unerwünschter Zusammensetzung der Emissionen werden vermieden.

– EMS (elektronische Motorsteuerung): Aktivierung eines emissionsarmen Modus, z. B. bei Verbrennungsmotor Verringerung der Beschleunigungsanreicherung, oder -Wechsel der Antriebsart (z. B. auf Elektromotor, Wasserstoffantrieb)

– EGS (elektronische Getriebesteuerung): bewirkt beim Verbrennungsmotor einen möglichst stationären Betrieb im Bereich mit kleinster Emission, zum Beispiel mit CVT oder vielstufigem Getriebe;

– Anpassung bei Wechsel der Antriebsart (z. B. Elektromotor, Wasserstoffantrieb, und zwar koordiniert durch die Einheit 7). Besonders bei dieser Funktion kommt es auf ein gutes Zusammenspiel von Motor und Getriebe an, denn die Anforderung des Fahrers läßt bezüglich Beschleunigung und Geschwindigkeit mehrere Kombinationen von resultierendem Motordrehmoment und Getriebeübersetzung zu. Auch ist ein abgestimmter Verlauf der zeitlichen Änderung beider Stellgrößen notwendig.

Ein fahrleistungsorientierte Modus:

Analog zum emissionsminimierten Betrieb werden alle dezentralen Funktionseinheiten so eingestellt, daß bestmögliche Beschleunigung, schnelles Ansprechen des Antriebs auf den Fahrerwunsch (uneingeschränkte Antriebsart) zur Verfügung stehen. Notwendig bei sportlicher Fahrweise oder Bergauffahrt.

Aus Fig. 1 ist die Architektur einer solchen Funktionsteilung ersichtlich. Allerdings werden Entscheidungen tieferer Kontrollebenen, die übergeordnete Vorgaben beeinflussen, an die höheren Kontrollebenen sofern notwendig signalisiert. Dies wird aber nachfolgend im einzelnen erläutert.

Der Block (oder Schaltung) 2 dient der Fahrertypgewinnung, d. h. eine Klassifikation zwischen fahrleistungsorientiert und ökonomisch. Ein Beispiel für eine derartige Funktion ist in EP 0 576 703 A1 beschrieben. Ein den Fahrstil des Fahrers charakterisierendes Signal wird der Primärfahrstrategieauswahl 6 über eine Leitung 14 zugeführt.

Der Block 3 ermittelt den Straßentyp (Stadt/Autobahn/Landstraße), kann aber auch über zusätzliche Sensoren z. B. den allgemeinen Grad der Luftverunreinigung feststellen. Ist mit GPS (Global Positioning System) in Verbindung mit einer digitalen Karte (auf CD-Rom) der lokale Standort des Fahrzeugs bekannt, so kann diese Information über die lokale Luftverunreinigung dem Block 6 zur Verfügung gestellt werden.

Eine in dem Block 4 durchgeführte Detektion einzelner Fahrmanöver, wie z. B. Kurvenfahrt, Fahrbahnsteigung, Antriebs-Bremsschlupf, sowie eine Information über Längs-

und Querstabilität, kann ebenfalls zur Ermittlung der Fahrstrategieauswahl herangezogen werden. Diese Informationen können auch Block 7 zur Verfügung gestellt werden, um über die mittelfristige Betriebsstrategie auch kurzfristig eine geeignete Betriebsweise des Antriebsstrangs zu erreichen. Dabei können diese Informationen für die Blöcke 6 und 7 auch von dezentralen Steuerungseinheiten stammen (z. B. über die fahrdynamische Stabilität von dem ABS/TCS/FSR-Steuergerät 11) oder von dem Informationskanal 5. Dieser Block 5 stellt Informationen zur Verfügung, die von einer zentralen "Leitstelle", zum Beispiel von einer Verkehrsüberwachungsbehörde, gegeben werden. So ist es möglich, in einer Region zentral eine emissionsarme Betriebsweise zu steuern.

Der Block 6 dient der Ermittlung der primären Fahrstrategieauswahl für die nachgeordnete Einheit 7, die wiederum die zentralen Betriebsparameter für die dezentralen Steuerungseinheiten koordiniert ermittelt. Die Informationen auf den Leitungen 14, 15, 17 und 18 werden mit einem festgelegten Regelsatz, insbesondere mit einer Regelbasis eines Fuzzy-Logik-Systems, verarbeitet. Möglich ist auch eine Auswertung mit mathematisch formulierte Algorithmen oder mit einem neuronalen Netz. (Weitere Einzelheiten der Blöcke 6, 9, 11 und 12 werden anhand von Fig. 3 erläutert.)

Die Sensoren S liefern notwendige Signale sowohl für die Bildung der Klassifikation und der Kriterien in der obersten Schicht der Antriebsstrangsteuerung 1, d. h. in den Einheiten 2-5, als auch an die dezentralen Steuerungseinheiten für die einzelnen Aggregate. Die Lokalisierung der Sensoren bezüglich der Funktionsblöcke spielt eine untergeordnete Rolle, sofern eine Kommunikation zwischen der Sensorsignalaufbereitung in der jeweiligen Steuereinheit (ECU) und der Informationssinke gewährleistet ist. Auch ist es bezüglich der Funktionsarchitektur unwesentlich, in welcher ECU welche Funktionseinheiten physikalisch vorhanden und zusammengefaßt sind. So ist es durchaus möglich, die Fahrer- und Fahrerwunschgewinnung in die Getriebesteuerung (EGS) 10 zu integrieren, während Umwelt- und Straßentypklassifikation in dem Block 11 (Längs- und Querdynamikregelung) untergebracht werden können.

Auch kann ein zentraler Rechner die Einheiten 12, 6, 7 mit enthalten. Wesentlich ist die virtuelle Architektur, wie sie in Fig. 2 dargestellt ist, um eine insgesamt verbesserte Funktion zu erreichen. Eine wichtige Rolle spielt dabei die Kommunikation zwischen den physikalischen Einheiten, die zweckmäßigerweise als schnelle serielle Buskommunikation (zum Beispiel über einen CAN-Bus) ausgeführt ist.

Die Vorgaben des Fahrers durch das Gaspedal werden in dem Block 12 in eine Soll-Raddrehmomentvorgabe umgesetzt d. h. in das Drehmoment, das von den Antriebsrädern auf die Fahrbahn zu übertragen ist. Der Einfluß von umweltbedingten Einflüssen wie zusätzlichen Fahrwiderständen (Bergfahrt, Beladung) soll hier nicht berücksichtigt werden, um den Fahrer nicht von der physikalischen Realität zu entfremden.

Der Block 12 ist in Fig. 1 gesondert dargestellt, er kann aber auch in den dezentralen Steuerungseinheiten 8-11 oder 16 physikalisch untergebracht sein (z. B. EMS/ETC). Gleiches gilt für die Blöcke 1-7. Das Signal auf der Leitung 19 kann als Wunsch-Radmoment ausgegeben werden oder auch als Soll-Radumfangskraft oder Soll-Getriebeausgangsdrehmoment. Dabei ist es durch eine kontinuierliche Information über das Bremspedal 20 auch möglich, negative Soll-Radmomente oder -Umfangskräfte vorzugeben. Somit ist ein integriertes Management von antreibenden Einheiten (z. B. Verbrennungs-, Elektromotor, rotierendes Schwungrad) oder verzögernden, Energie aufnehmenden Einheiten (z. B. Betriebsbremse, Stromgenerator, ruhendes Schwun-

grad) möglich. Alternativ zur Radmomentvorgabe vom Fahrer kann dieses auch von einem Fahrgeschwindigkeitsregler 23 (kurz FGR) vorgegeben werden.

Die Informationskanäle zwischen dem Block 7 "Basis-Betriebsparametergewinnung" und den Einheiten 9, 10 und 11 sind bidirektional nutzbar. Der Grund hierfür ist die Notwendigkeit, bei der Berechnung der Basis-Betriebsparameter nicht nur externe Bedingungen wie Fahrertyp, Umwelt und Fahrmanöver zugrunde zu legen, sondern auch interne vorgegebene Betriebszustände der gesteuerten Einheiten im Antrieb zu berücksichtigen. So ist es wichtig, nach dem Kaltstart den Verbrennungsmotor bei erhöhten Drehzahlen zu betreiben, um damit das Aufheizen des Katalysators zu unterstützen. Zudem stellen zusätzliche Heizquellen (z. B. ein elektrisch beheizter Katalysator) eine zusätzliche Last am Motorantrieb dar. Eine Spätverstellung der Zündung nach dem Kaltstart (unter Umständen ein Einblasen von Sekundärluft) zum gleichen Zweck verändert die Charakteristik des Antriebs, was von Einheit 7 berücksichtigt werden muß (z. B. durch Verschieben von Schaltpunkten zu höheren Motordrehzahlen).

Ebenso kann ein bestimmter Betriebszustand im Getriebe die Berechnung der Übersetzung des Getriebes beeinflussen (z. B. kaltes Getriebeöl beim Zuschalten der Wandlerüberbrückung; bei Getriebeüber Temperatur ist ein Verschieben der Motordrehzahlen in Bereiche, die den Volumendurchsatz der Ölpumpe des Getriebes durch den Ölkühler erhöhen, sinnvoll). Andere auf das Motordrehmoment erfolgende Eingriffe, wie z. B. eine Erhöhung, um den Drehmomentverlust durch den Klimakompressor oder Wirkungsgradverluste des Getriebes (CVT: Verstellung der Übersetzung bedingt größere Pumpenleistung) auszugleichen, finden auf der Steuerungsebene repräsentiert durch die Blöcke 8-11 statt, sofern sie nicht auch durch Maßnahmen in Block 7 unterstützt werden müssen.

Durch die erfindungsgemäße Antriebsstrangsteuerung ist es so möglich, daß nicht nur das Schaltverhalten bei Bergauf und -abfahrt oder bei fahrstil- und fahrsituationsbezogener Fahrleistungsanforderung, sondern die Steuerung des gesamten Antriebsstranges einschließlich Antriebsquellen anderen Kriterien unterliegt und an diese angepaßt wird.

So kann es sinnvoll und notwendig sein, in kritischen Situationen und Fahrmanövern die aktuelle Übersetzung situationsbezogen anzupassen (festzuhalten), und zwar unabhängig von der gerade etablierten generellen Strategie. Solche dynamischen Korrekturen werden in dem erfindungsgemäßen Steuerungskonzept mit der Steuerung des Motors funktional kombiniert (ein Beispiel ist das koordinierte Gangfesthalten und Aktivieren der Motorschubabschaltung).

Es ist sinnvoll, in dem Block 12 (Radmomentberechnung) noch keine motorspezifischen Parameter einzubeziehen, da ja zum Beispiel bei einem Hybridantrieb die Wahl der Antriebsart auf dieser Entscheidungsebene noch nicht feststeht. Allerdings ist es nützlich, Bedingungen wie Traktionsverhältnisse (Winterbetrieb, Split-Untergrund) einzubeziehen und vor allem bei stark motorisierten Fahrzeugen präventiv die Empfindlichkeit des Systems etwas zu reduzieren (bei gleichem Fahrpedal weniger Radmoment erzeugen). Allgemein kann die Umsetzung der Fahrpedalstellung in ein Radmoment mit einem Fuzzy-System erfolgen, das die mehrfachen Abhängigkeiten zu einem Soll-Radmoment kombiniert.

Die Vorteile der Erfindung liegen auch in einem integrierten Radmomentmanagement, das das Radmoment auch als negativen Wert verarbeitet und sowohl Antriebsquellen als auch das Fahrzeug verzögernde Einheiten beeinflusst. Besonders einfach ist dabei eine Kopplung mit Bremssystemen mit elektrischer Bremsenbetätigung ("Brake by wire").



Im dem Block 7 werden nicht nur die Getriebeübersetzungen und das jeweilige Soll-Motordrehmoment, sondern auch die Antriebsart und deren einzelne Betriebspunkte festgelegt. Dabei ist nicht nur ein streng radmomentorientierter Betrieb nach Fahrervorgabe möglich, sondern es kann auch durch zentrale Vorgaben bezüglich der Schadstoffemission das reale Radmoment beeinflusst oder begrenzt werden. Allerdings müssen solche Eingriffe dem Fahrer durch den Block 16 angezeigt werden und möglichst ohne Restriktionen der Fahrbarkeit erfolgen.

Die Blöcke 2 bis 7, 12 und 16 können in eigenständigen physikalischen Einheiten (Steuergeräten) untergebracht oder in die Einheiten 8-11 integriert sein. Ein weiterer Vorteil der Erfindung ist diese Flexibilität.

Der Datenaustausch zwischen den einzelnen Steuergeräten erfolgt momentenbasiert. Unter "momentenbasiert" ist folgendes zu verstehen: Wird zum Beispiel vom Getriebe eine Motormomentreduktion angefordert, dann übermittelt es eine Größe an die Motorsteuerung, die das Wunschmoment, d. h. das gewünschte Motordrehmoment, darstellt und nicht z. B. eine Zündwinkelreduktion um 5% fordert. Umgekehrt wird zur Ermittlung des Motormomentes in dem aktuellen Arbeitspunkt zum Beispiel der Getriebesteuerung nicht die Drosselklappenstellung und die Motordrehzahl übertragen, aus denen die Getriebesteuerung über eine in der Getriebesteuerung abgelegten Matrix das aktuelle Motormoment ermitteln könnte, sondern die Motorsteuerung überträgt über eine Schnittstelle (z. B. CAN) das aktuelle Motormoment an die Getriebesteuerung.

Fuzzy-Logik ist eine besonders vorteilhafte Methode, um multikriteriell das auf der Leitung 19 auszugebende Radmoment-Signal (stationär)  $M_{rad\_soll\_stat}$  zu berechnen. Mit der herkömmlichen Kennfeldmethode sind nur max. dreidimensionale Zusammenhänge darstellbar, diese Begrenzung wird mit Fuzzy-Logik überwunden. Es können sowohl verschiedene Prämissen in eine Regel integriert werden, die mit UND (oder ODER) verknüpft werden. Nach den Verfahren der Unschärfe Logik oder Fuzzy-Logik werden Zwischenwerte erzeugt wenn diese Prämissen nicht vollständig erfüllt sind. Somit lassen sich ähnlich der Kennfeldinterpolation Zwischenwerte erzeugen. Darüber hinaus können mehrere Regeln gleichzeitig das Endergebnis beeinflussen (Inferenz) in der Weise, daß das Gesamtergebnis verringert oder vergrößert wird (zum Beispiel mittels Schwerpunktmethod zur Defuzzifizierung).

Ein Ausführungsbeispiel einer Fuzzy-Regelbasis ist aus Fig. 2 ersichtlich: sie ist auf dem Bildschirm eines Entwicklungssystems dargestellt, das unter dem Namen SieFuzy im Handel erhältlich ist. Eingangsgrößen einer Fuzzy-Regelbasis Rulebase 1 sind physikalische Größen mit folgender Bedeutung:

V\_x Fahrzeuggeschwindigkeit in Längsrichtung  
BRAKE Stellung des Bremspedals  
FP\_ist Stellung des Fahrpedals  
iG Getriebeübersetzung  
wh\_pos Wählhebelposition  
a\_y Querbeschleunigung  
fahrer den Fahrertyp charakterisierende Größe  
last den Lastzustand des Kraftfahrzeugs charakterisierende Größe  
stwa Lenkwinkel

"Crisp" bedeutet, daß es sich dabei um Zahlenwerte handelt (im Gegensatz zu linguistischen Variablen), FLOAT ist den Datentyp.

Die Regelbasis Rulebase 1 enthält für die einzelnen Größen folgende Regeln, teilweise in Form einer Erläuterung, teilweise mit vorangestellter Erläuterung:

Regel 1 (zu der Ist-Fahrpedalstellung):

Je stärker der Fahrer auslenkt, um so größer sollen Radmoment und resultierende Fahrzeugbeschleunigung und -geschwindigkeit sein.

5 IF V\_x IS größer sehr\_klein AND FP\_ist IS groß THEN Mrad IS groß

Regel 2 (zu der Fahrzeuggeschwindigkeit):

Bei sehr langsamer Fahrgeschwindigkeit ist es nützlich, das Radmoment relativ klein zu "dosieren", um beim Rangieren die Fahrbarkeit zu erleichtern.

10 IF V\_x IS sehr\_klein AND FP\_ist IS groß THEN Mrad IS mittel

Regel 3 (zu der Fahrsituation/Straßentyp), Beispiel:

Bei glatter Straße ist eine Rücknahme des Soll-Radmoments ebenfalls sinnvoll. Wird Stop und Go erkannt, gilt dies ebenso (Verbesserung der Fahrbarkeit, "Schwächeres Ansprechen" des Antriebs). Andererseits kann gewünscht sein, bei Bergauffahrt oder erhöhter Beladung einer bestimmten Fahrpedalstellung größeres Soll-Radmoment zuzuordnen, um den Fahreindruck oder die Reaktivität des Fahrzeugs in Form von Beschleunigung zu erhalten.

25 IF last IS groß then Mrad IS plus\_mittel

Regel 4 (zu dem Gang, d. h. der Getriebeübersetzung):

Es kann sinnvoll sein, bei höheren Gängen das Soll-Radmoment etwas abzusenken, auch wenn dies der Grundidee einer vom Getriebeangang unabhängigen Einstellung des Drehmoments am Rad widerspricht. Es ist nämlich nicht auszuschließen, daß manchen Fahrer eine selbsttätige Motordrehmomenterhöhung nach einer Hochschaltung stört. Zum anderen existieren Getriebetypen, bei denen eine derartige Drehmomenterhöhung nach dem Hochschalten eher störend in Erscheinung tritt (ASG: Automatisiertes Handschaltgetriebe: Zugkraftunterbrechung).

40 IF gang IS groß THEN Mrad IS minus\_mittel

Regel 5 (zu der Wählhebelposition):

In Stellung "R" für Rückwärtsgang ist es sinnvoll, die Reaktivität zu reduzieren, ebenso in N oder P (nicht kraftschlüssiger Betrieb).

45 IF wh\_pos IS (N or P or R) then Mrad IS minus\_groß

Regel 6 (zu der Antriebsart):

50 Ist ein Hybridantrieb vorgesehen, so kann es nützlich sein, bei schwächerer Antriebsquelle (z. B. Elektromotor) die Empfindlichkeit zu erniedrigen, um die Dosierbarkeit zu erhöhen. D.h. bei gleicher Fahrpedalstellung tritt weniger Radmoment in Erscheinung. Mit dieser Regel soll eine andere Skalierung erreicht werden in dem Sinne, daß bei durchgetretenem Fahrpedal das maximale Radmoment verkleinert wird.

55 IF Mmot,max(t) IS klein then Mrad IS minus\_mittel

Regel 7 (zu dem Fahrstil):

Es ist denkbar, daß ein sportlicher Fahrer eine höhere Reaktivität wünscht.

Regel 8 (zu einem Zustandswechsel im Antrieb/Getriebe):

65 Erfolgt ein Wechsel der Wählhebelstellung in den kraftschlüssigen Betrieb, so ist es nützlich und der Sicherheit förderlich, das Radmoment nahe 0 zu halten, falls die Bremse

nicht gedrückt ist.

IF ((wh\_pos IS nach\_kraftschluss) AND (bremse IS nicht\_gedrückt)) THEN Mrad IS sehr\_klein

Regel 9 (zu der Querschleunigung):

Bei extremen Fahrmanövern ist es nützlich (an der Stabilitätsgrenze), ebenfalls die Reaktivität zu verringern.

IF aquer\_abs IS sehr\_groß THEN Mrad IS minus\_mittel

In Fig. 4, die eine einfache Realisierung der Weiterverarbeitung des Momentenwunsches in einer erfindungsgemäßen integrierten Antriebsstrangregelung darstellt, sind die Schaltungsblöcke 6, 9, 11 und 12 aus Fig. 1 detaillierter dargestellt. Die Radmomentberechnung 12 – auch als Driver-Demand bezeichnet – enthält einen Schaltungsblock 26, der das maximale Abtriebsmoment bei Empfang eines Kick-Down-Signals berechnet. Die Auswertung des Kick-Down-Signals erfolgt gesondert, da die Freisetzung des maximalen Motormoments sicherheitskritisch ist ein Fuzzy-System 27, das die beschriebene Regelbasis enthält und die aus der Zeichnung ersichtlichen Eingangssignale empfängt eine noch zu erläuternde Skalierungs-Schaltung 28 und einen Maximumbildner, der das größere der Ausgangssignale des Blocks 26 oder der Skalierung 28 an die Steuerschaltung 6 weiterleitet. Die Skalierung 28 empfängt auch Signale, die sie über das maximale Motormoment und die aktuelle Getriebeübersetzung informieren.

Der Schlupfberechnung oder Traktionstellerschaltung (TCR) 11 werden die Raddrehzahlensignale zugeführt. In einem Block 30 wird der Schlupf der einzelnen Räder berechnet und daraufhin in einem Block 31 das Radmoment festgelegt. Dessen Ausgangssignal wird ebenfalls an die Steuerschaltung 6 weiterleitet. Diese enthält einen Maximum-Minimum-Bildner, der die Signale der Blöcke 29 und 31 und außerdem Aktivierungssignale einer Motorschlupfregelung MSR und einer Antriebsschlupfregelung ASR empfängt. Je nachdem, ob der Zustand MSR oder ASR aktiv ist, wird das größere oder das kleinere der genannten Signale an die elektronische Motorsteuerung 9 weitergeleitet.

Durch die Abbildung der physikalischen Größen auf die linguistische Werte (Fuzzyfizierung), durch die Abarbeitung der Regelbasis (Inferenzbildung) und die Zuweisung der linguistischen Ergebnisse auf einen physikalischen Wert kann unter besonderen Umständen der physikalische Bezug zwischen den Eingangs- und Ausgangsgrößen der Fuzzy-Regelbasis verloren gehen (zum Beispiel: Welche Drosselklappenposition entspricht welchem Fahrerwunschmoment?). Deshalb wird das Ausgangssignale des Fuzzy-Systems 27 in der Skalierungs-Schaltung 28 skaliert.

Bei der Skalierung des Fuzzy-Ausgangssignals bezogen auf den Fahrermomentenwunsch sind verschiedene Realisierungen möglich (Fig. 4). Von der Wahl des Skalierungsfaktors ist das maximale Motormoment abhängig, das der Fahrer bekommt und der Leerweg, den der Fahrer bei höheren Pedalwerten zurücklegt, ohne daß er mehr Motormoment bekommt, da für den aktuellen Arbeitspunkt das maximale Motormoment freigesetzt ist, das jedoch kleiner als ist. Für die Validierung eines derartigen Regelungskonzeptes werden die Ergebnisse aus der Fahrzeugsimulation verwendet. Mit dem Simulationsfahrzeugmodell wird ein sogenannter Highway-Zyklus durchfahren. Die Ergebnisse der hier durchgeführten Skalierung sind in Fig. 4 als Diagramm dargestellt. Auf der Abszisse ist die Motordrehzahl und auf der Ordinate das Motormoment  $M_{\text{mot}}$  aufgetragen. Dessen Abhängigkeit von der Drosselklappenstellung DKL ist durch Kurven für die verschiedenen DKL-Winkel berück-

sichtigt. Das aktuelle Motormoment, zum Beispiel bei einem DKL-Winkel von 10°, das maximale Motormoment und das absolute maximale Motormoment, für DKL = 100°, können unmittelbar dem Diagramm entnommen werden.

Aus der Fig. 5 ist ein Ablaufdiagramm ersichtlich, das von der erfindungsgemäßen Antriebsstrangsteuerung 1 abgearbeitet wird. Nach dem Beginn A führt das Programm folgende Schritte S1 bis S11 durch:

S1: Es wird, falls gewünscht, die Fahrgeschwindigkeitsregelung FGR aktiviert.

S2: Es wird die Information über das Fahrpedal – oder das Bremspedal in ein Soll-Radmoment umgerechnet (Block 12). Die Fahrgeschwindigkeitsregelung wird ggf. mit einbezogen. (Die vorstehend anhand der Fig. 1 bis 4 erläuterten umfangreichen Vorgänge sind hier zwecks besserer Übersichtlichkeit des Ablaufdiagramms durch den Schritt S2 symbolisiert).

S3: Es wird der Fahrer, die Umwelt und die Fahrmanöver klassifiziert oder erfaßt (in den Blöcken 1, 3 und 4).

S4: Es wird der Informationskanal 5 abgefragt (in Block 6).

S5: Es wird in Block 6 eine Primär-Fahrstrategie ausgewählt.

S6: Es werden die Basis-Betriebsparameter für den Antriebsstrang gewählt (in Block 7): die Antriebs- oder Verzögerungsquelle, die Berechnung der Arbeitspunkte der Antriebs- und der Verzögerungsquellen, die Berechnung des Arbeitspunktes des Getriebes (in Block 7).

S7: Es wird die Fahrstabilität überwacht: Mit ABS, Motorleistungsstelleinheit TCS und Fahrstabilitätsregelung FSR. Es wird das Wunsch-Bremsmoment eingestellt.

S8: Es wird abgefragt, ob ein Fahrstabilitätseingriff erfolgen soll (in Block 7 oder 9). Falls ja wird in

S9: das Antriebs- oder Bremsmoment im Antrieb korrigiert (Block 7 oder 9). Falls nein, wird in einem Schritt

S10: abgefragt, ob ein Wirkungsgradverlust im Antrieb vorliegt. Falls ja, wird in einem Schritt

S11: die Antriebsleistung erhöht. Danach und auch falls nein, gelangt das Programm zu seinem Ende.

Ein anderes Ausführungsbeispiel von Block 12 wird nun anhand von Fig. 6 im einzelnen erläutert, wobei die daraus ersichtliche Signaldynamik von großer Bedeutung ist. Die Signalleitungen sind mit Ziffern -1- bis -10- bezeichnet, die nur in dieser Figur benutzt werden. Welche Signale auf diesen Signalleitungen übertragen werden, ist unterhalb der Figur angegeben. Block 12 führt eine dynamische Beeinflussung des auf einer Leitung -9 von dem Fuzzy-System 27 empfangenen Signals durch. Es ist nicht nur entscheidend, welche Größen das Soll-Radmoment  $M_{\text{rad\_soll}}$  beeinflussen, sondern auch wie schnell der Radmomentaufbau oder -abbau geschieht. Dabei können konventionelle Filter (zum Beispiel 1. Ordnung) eingesetzt werden, deren Zeitkonstanten durch die äußeren Einflußgrößen festgelegt werden und somit die Signaldynamik auf Leitung 10 beeinflussen. Auch ist es vorteilhaft, das Soll-Radmoment bei bestimmten Vorgängen konstant zu halten oder gemäß einer vorgegebenen zeitabhängigen Funktion an einen aktuellen Wert aus Block 5 anzunähern (auch nach einer Phase des Konstanthaltes, zum Beispiel bei einem Gangwechsel). Damit wird der Eindruck vermieden, daß das Fahrzeug selbständig, d. h. ohne Zutun des Fahrers, beschleunigt.

Mehrere Beispiele A. bis für die Arbeitsweise von Block 12 werden nun erläutert:

A. (Einflußgröße Straßentyp): Bei Glätte erfolgt ein stark verzögerter Aufbau des Radmoments.

B. (Einflußgröße Fahrstil): bei einem sportlichen Fahrer erfolgt ein sehr schneller Aufbau des Radmoments.

C. (Einflußgröße Zustandswechsel): bei Schaltvorgängen in einem Getriebe mit Zugkraftunterbrechung wird das Radmoment verzögert aufgebaut (nach der Schaltung erfolgt eine Annäherung an die aktuelle Vorgabe aus dem Fuzzy-System 27), um die Gangwechsel komfortabler zu gestalten oder aber das Radmoment wird für die Dauer der Schaltung "eingefroren". Bei Schaltungen im kraftschlüssigen Betrieb wird das Radmoment verzögert aufgebaut, um den Komfort und die Sicherheit zu verbessern (zum Beispiel zur Vermeidung von Ruckeln).

D. (Einflußgröße Querbesehleunigung): es erfolgt ein verzögerter Aufbau des Radmoments.

E. Eine andere Möglichkeit zum Absenken des Soll-Radmoments  $M_{rad\_soll}$  nach einer Hochschaltung zur Vermeidung von Leerweg ist, das auf der Leitung -9- übertragene Signal des Soll-Radmoments im stationären Zustand  $M_{rad\_soll,stat}$  mit der Getriebeübersetzung  $i_G$  zu multiplizieren, d. h. einen (nicht dargestellten) Multiplikator zwischen den Blöcken 27 und 12 anzuordnen. Damit wird das Soll-Radmoment mit zunehmender Gangstufe bei gleicher Fahrpedalstellung verkleinert.

Zusammenfassend sei nun die Erfindung wie folgt charakterisiert: Durch die Antriebsstrangsteuerung 1 (Fig. 1) wird die als vom Fahrer gewünschte Radmoment oder Getriebeausgangsmoment interpretierte Stellung des Fahrpedals zum Berechnen von Sollwerten für das von dem Antriebsstrang abzugebende Drehmoment verwendet. Die Antriebsstrangsteuerung 1 enthält eine Auswahl- und Steuerungschaltung 6, in der das gewünschte Radmoment zusammen mit weiteren Betriebsparametern des Kraftfahrzeugs in einem Fuzzy-System 27 ausgewertet werden. Sie gibt ein Ausgangssignal  $M_{rad\_soll}$  ab, durch welches das von den Rädern auf die Fahrbahn abzugebende Raddrehmoment festgelegt wird.

#### Patentansprüche

1. Antriebsstrangsteuerung (1) für ein Kraftfahrzeug, durch die die Stellung des Fahrpedals (21) als ein vom Fahrer gewünschtes Radmoment oder Getriebeausgangsmoment interpretiert und zum Berechnen von Sollwerten für das von dem Antriebsstrang abzugebende Drehmoment verwendet wird, **dadurch gekennzeichnet**, daß sie eine Auswahl- und Steuerungschaltung (6) enthält,
  - in der das gewünschte Radmoment zusammen mit weiteren Betriebsparametern des Kraftfahrzeugs in einem Fuzzy-System (27) ausgewertet werden, und
  - von der ein Ausgangssignal ( $M_{rad\_soll}$ ) abgegeben wird, durch welches das von den Rädern auf die Fahrbahn abzugebende Raddrehmoment festgelegt wird.
2. Antriebsstrangsteuerung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das Raddrehmoment ( $M_{rad\_soll}$ ) radselektiv für die einzelnen Räder des Kraftfahrzeugs festgelegt wird.
3. Antriebsstrangsteuerung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Ausgangssignal des Fuzzy-Systems (27) in einer Skalierungsschaltung (28) derart skaliert wird, daß für das jeweils maximal abzugebende Raddrehmoment in Abhängigkeit von der Fahr- und Betriebssituation des Kraftfahrzeugs eine obere Schranke festgelegt wird, die der mechanisch maximalen Fahrpedalstellung

(ohne Kick-down) entspricht.

4. Antriebsstrangsteuerung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das skalierte Ausgangssignal des Fuzzy-Systems (27) gefiltert wird, wobei Filtertyp und Filterparameter abhängig von der Fahr- und Betriebssituation festgelegt werden.

5. Antriebsstrangsteuerung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß sie eine Berechnungseinrichtung (12) aufweist, durch die Stellungen des Fahrpedals (21) und des Bremspedals (20) empfangen und daraus zentrale Steuerparameter für Antriebsquellen (9) und verzögernde Einheiten (11) des Antriebsstrangs erzeugt werden.

6. Antriebsstrangsteuerung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß sie eine Klassifikationseinrichtung (1.02) aufweist, durch die Sensorsignale (S) aus dem Antriebsstrang ausgewertet und Betriebsparameter des Kraftfahrzeugs klassifiziert werden.

7. Antriebsstrangsteuerung nach Anspruch 6, dadurch gekennzeichnet,

- daß in der Auswahlchaltung (6) anhand von Ausgangssignalen der Klassifikationsschaltung (1.02) eine Fahrstrategie ausgewählt wird, und
- daß sie dezentrale Steuerungseinheiten (8 bis 11) aufweist, in denen Ausgangssignale der Berechnungseinrichtung (12) und der Auswahlchaltung (6) empfangen und Steuersignale für den Motor, das Getriebe und ggf. die Bremsanlage des Kraftfahrzeugs erzeugt werden.

8. Antriebsstrangsteuerung nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß bei gegebenem Soll-Raddrehmoment ( $M_{rad\_soll}$ ) die Betriebspunkte des Motors, des Getriebes, der Bremsanlage des Kraftfahrzeugs und eines ggf. vorhandenen Drehmomentwandlers derart gesteuert werden, daß sie folgende Beziehung erfüllen:

$$M_{rad\_soll} = M_{mot\_soll} \cdot i_A \cdot i_G \cdot wv \cdot F_{Brems} \cdot r$$

worin:

$M_{rad\_soll}$  das Soll-Radmoment

$M_{mot\_soll}$  das Soll-Motormoment

$i_A$  die Differentialübersetzung

$i_G$  die Getriebeübersetzung

$r$  der Radradius

$wv$  die Verstärkung des Drehmomentwandlers

$F_{Brems}$  die einzustellende Bremskraft sind.

9. Antriebsstrangsteuerung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß durch sie die Art der Antriebsquelle festgelegt wird.

10. Antriebsstrangsteuerung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Sollradmoment ( $M_{rad\_soll}$ ) bei einem bei Gangwechsel konstant gehalten oder gemäß einer vorgegebenen Zeitfunktion auf einen aktuellen, von dem Fuzzy-System (27) gelieferten Wert herangeführt wird, insbesondere nach einer Phase des Konstanthaltens.

---

Hierzu 6 Seite(n) Zeichnungen

---

- Leerseite -

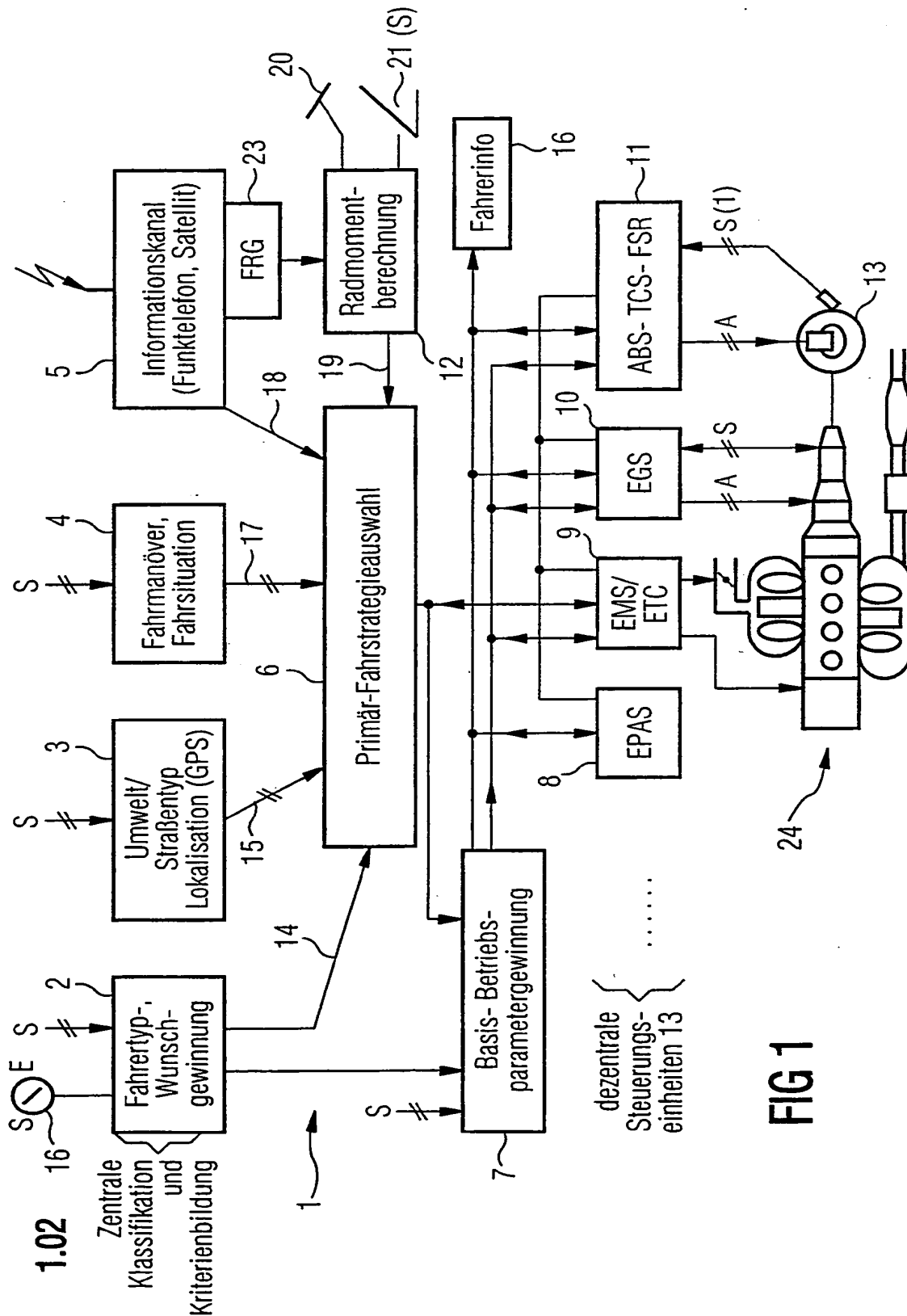
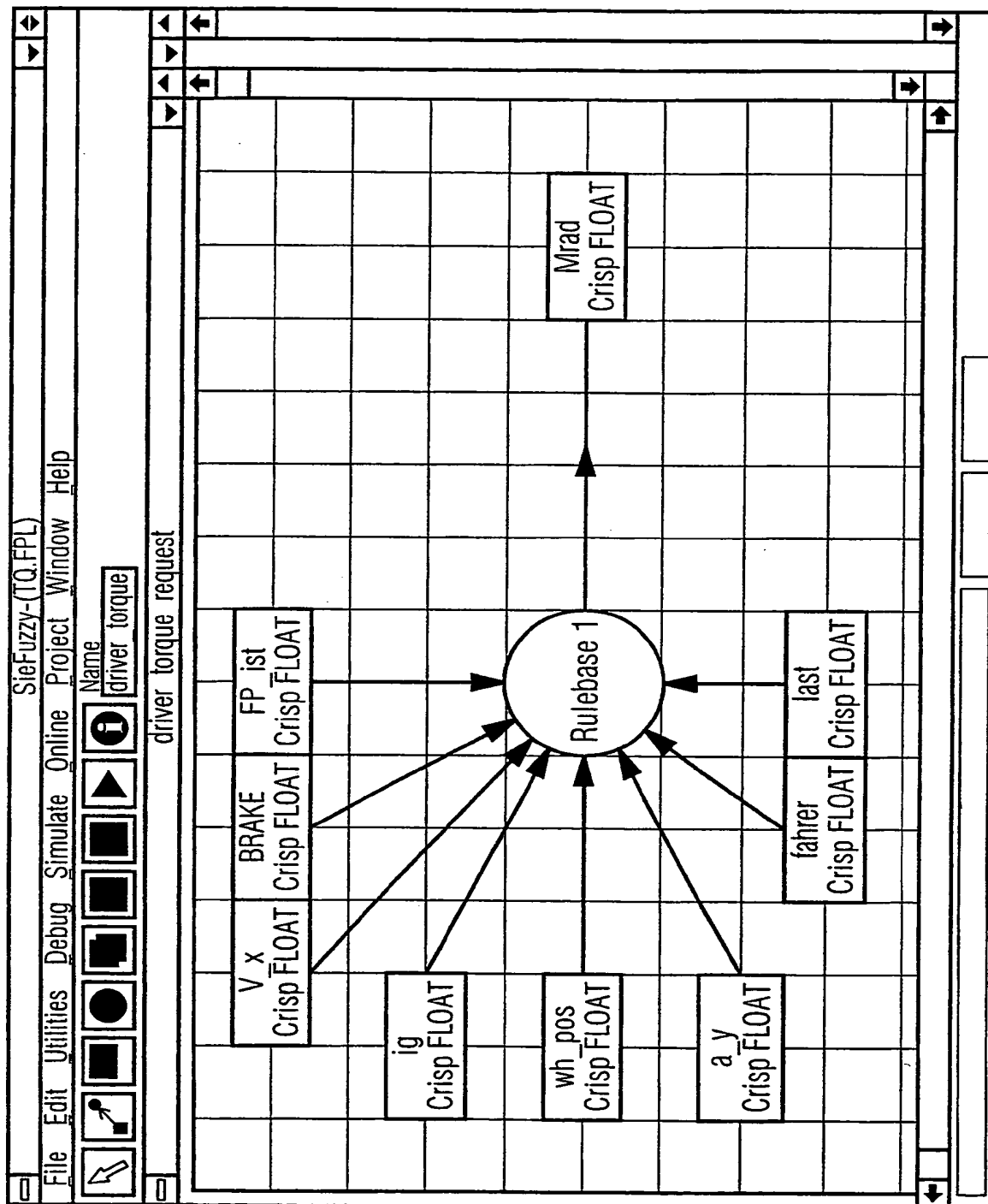


FIG 1

FIG 2



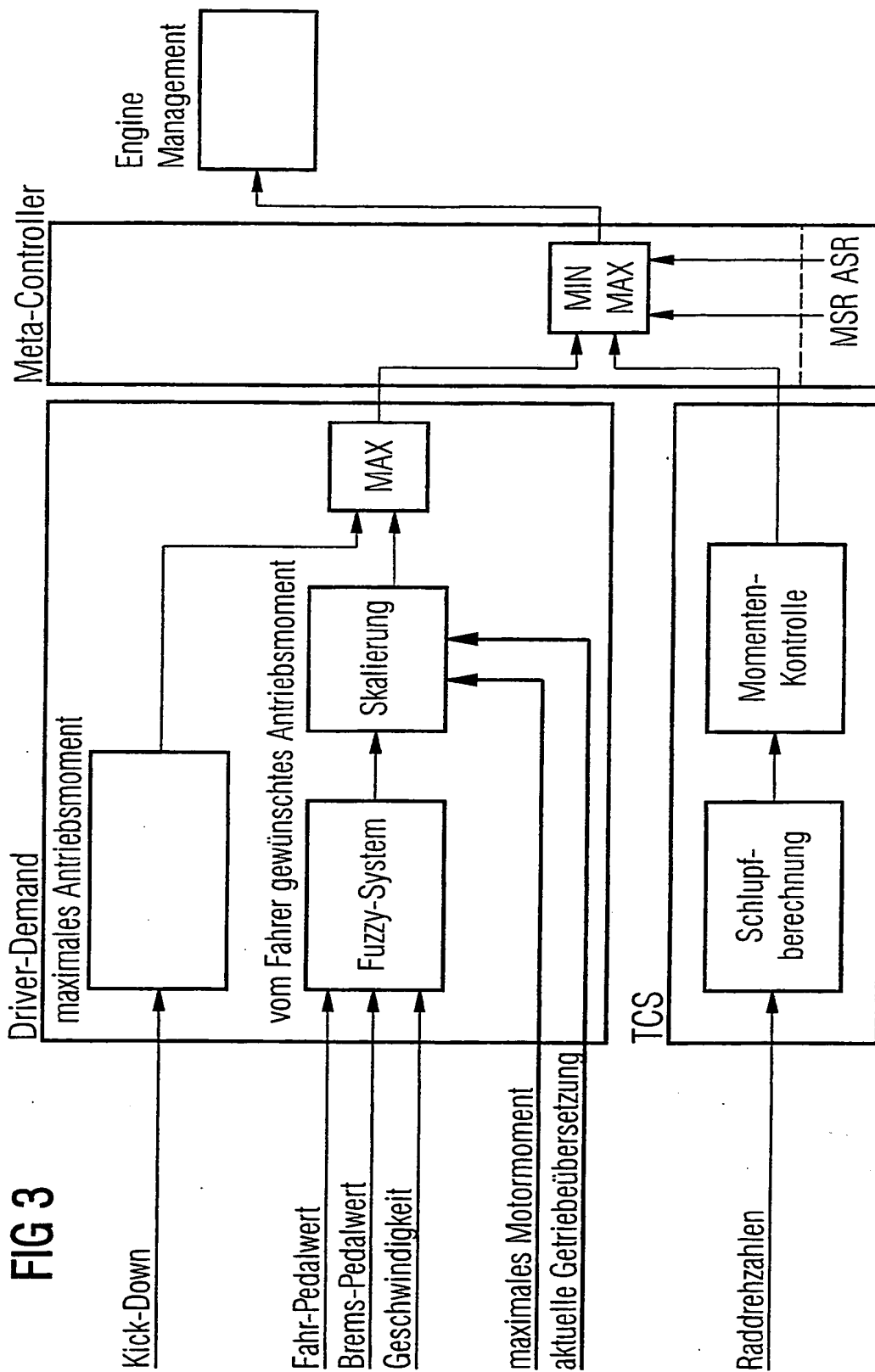


FIG 4

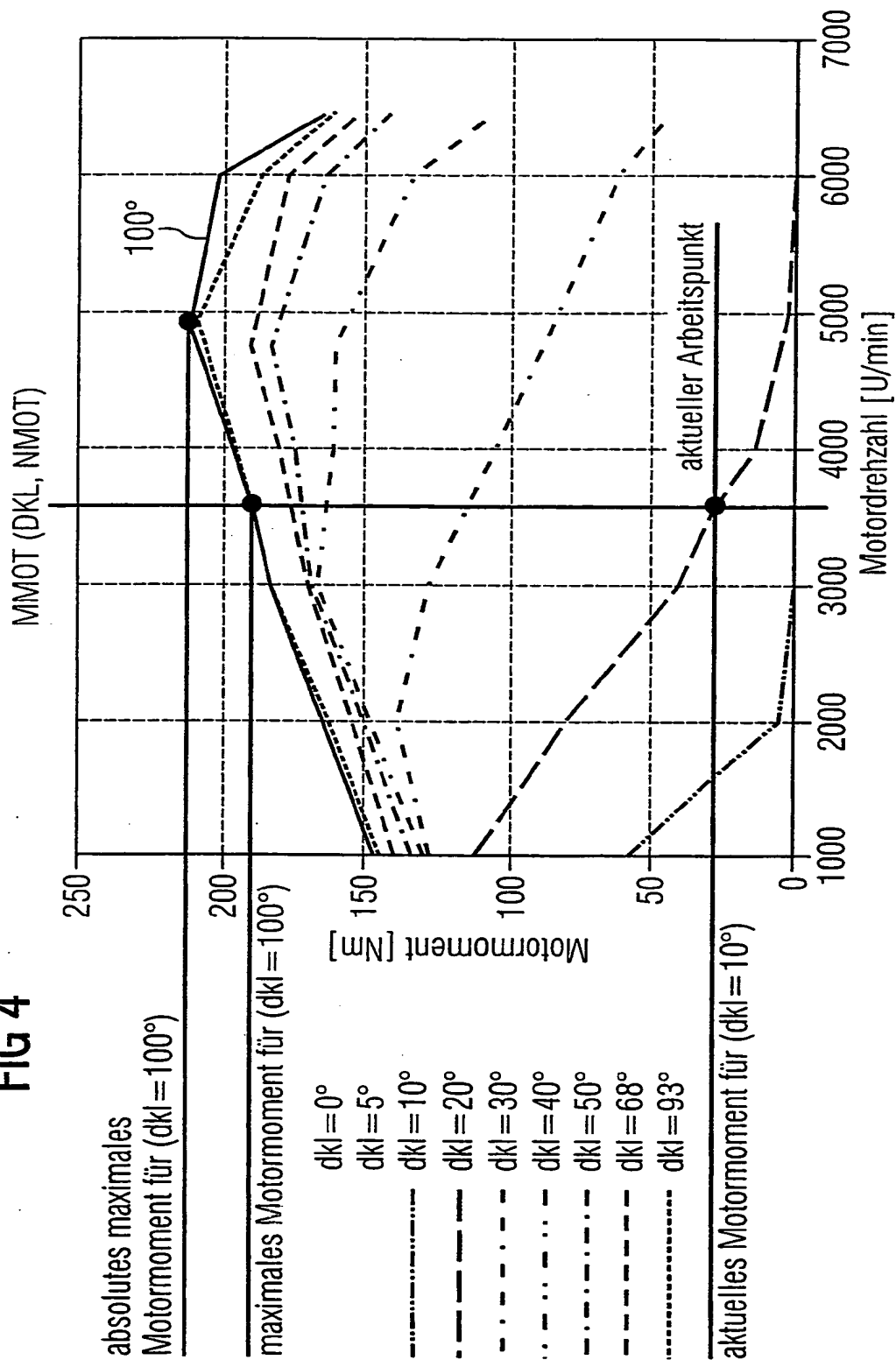




FIG 5

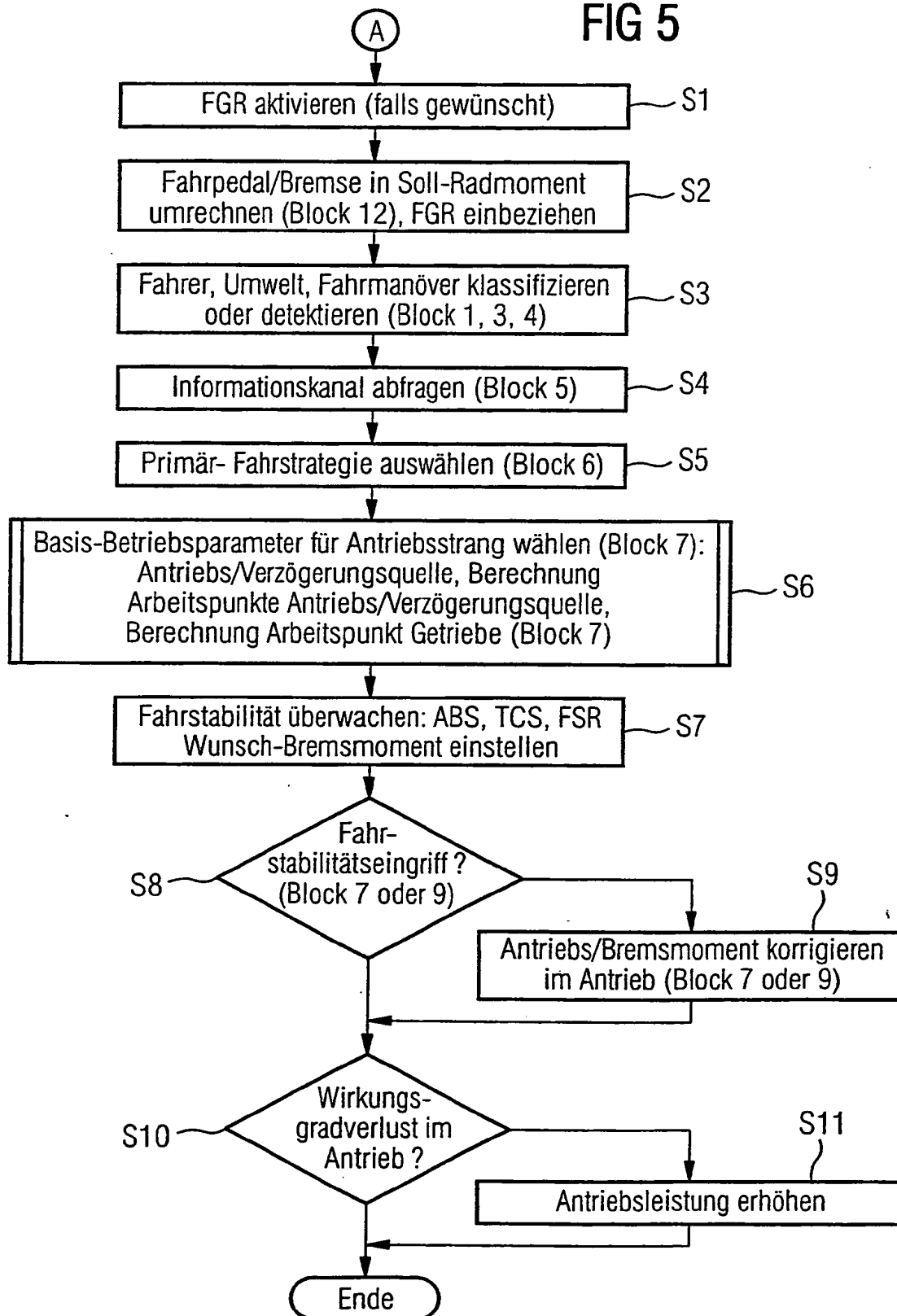
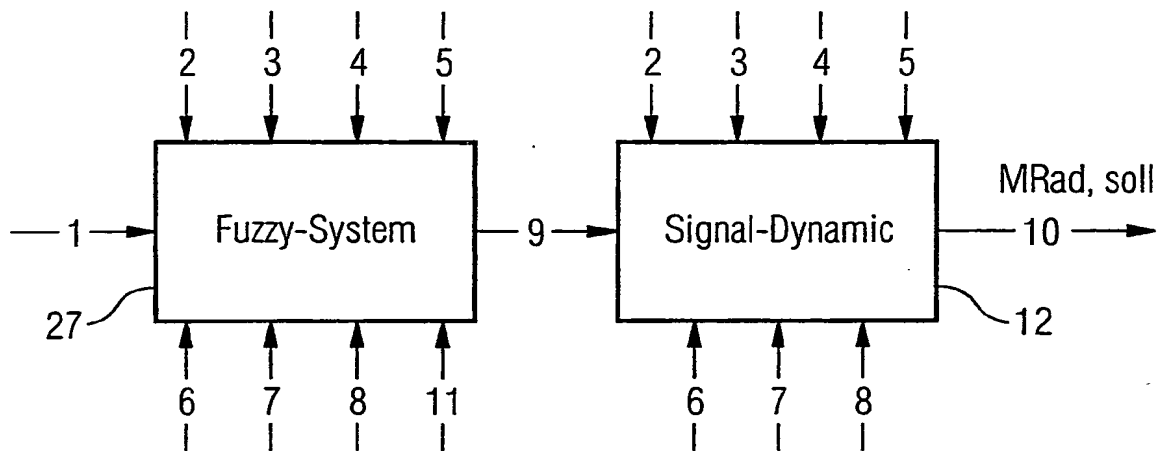


FIG 6



- 1: Fahrpedalstellung (ist)
- 2: Fahrzeuggeschwindigkeit in Längsrichtung
- 3: Fahrsituation/Straßentyp
- 4: Gang/Getriebeübersetzung (ist)
- 5: Wählhebelposition bzw. Getriebezustand
- 6: Antriebsart
- 7: Fahrstil
- 8: Zustandswechsel in Antrieb, Getriebe
- 9: MRad, soll, stat.
- 11: Querbeschleunigung